# 日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2002年10月 4日

出 願 番 号 Application Number:

人

特願2002-292266

[ST. 10/C]:

16

[JP2002-292266]

出 願 Applicant(s):

株式会社デンソー

2003年 7月 9日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 太田信一



【書類名】

特許願

【整理番号】

PN066378

【提出日】

平成14年10月 4日

【あて先】

特許庁長官 殿

【国際特許分類】

H02J 7/16

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内

【氏名】

中村 重信

【特許出願人】

【識別番号】

000004260

【氏名又は名称】

株式会社デンソー

【代理人】

【識別番号】

100096998

【弁理士】

【氏名又は名称】

碓氷 裕彦

【電話番号】

0566-25-5988

【選任した代理人】

【識別番号】

100118197

【弁理士】

【氏名又は名称】

加藤 大登

【電話番号】

0566-25-5987

【選任した代理人】

【識別番号】

100123191

【弁理士】

【氏名又は名称】

伊藤 高順

【電話番号】

0566-25-5990

010331

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

【納付金額】

21,000円

ページ: 2/E

# 【提出物件の目録】

【物件名】 明細書 1

【物件名】 図面 1

【物件名】 要約書 1

【包括委任状番号】 0213350

【包括委任状番号】 0213351

【包括委任状番号】 0213352

【プルーフの要否】 要

## 【書類名】 明細書

【発明の名称】 車載内燃機関による駆動システム

【特許請求の範囲】

【請求項1】 車載された内燃機関が複数の補機を1本のベルトによって駆動する駆動システムにおいて、

前記ベルトは少なくともオートテンショナーと2つの車両用発電機のプーリに 連架され、

第1の車両用発電機は、前記内燃機関の回転変動によって生ずるベルト張力の 変化を低減する発電トルクを発生する様に回転子の励磁電流を制御し、

第2の車両用発電機は、通常の車両用電気負荷の電力需要に応じて出力する様 に回転子の励磁電流を制御していることを特徴とする駆動システム。

【請求項2】 請求項1に記載した駆動システムにおいて、

・前記第1の車両用発電機の励磁電流の制御装置は、前記回転子の平均回転数が 所定値範囲の時に前記発電トルクを制御し、前記平均回転数が前記所定値範囲を 越える時に前記第2の車両用発電機の発電電圧よりも高電圧の電力を制御するこ とを特徴とする駆動システム。

【請求項3】 請求項2に記載した駆動システムにおいて、

前記所定値はアイドリング時の前記第1の車両用発電機の回転数範囲にあることを特徴とする駆動システム。

【請求項4】 請求項2または3に記載した駆動システムにおいて、

前記第1の車両用発電機は、前記第2の車両用発電機よりも、オートテンショナーのプーリに近い位置にプーリを持つことを特徴とする駆動システム。

【請求項5】 請求項2から4のいずれかに記載した駆動システムにおいて

前記第1の車両用発電機の励磁電流の制御装置は、前記回転子の瞬時回転数が 所定値を越えた時に前記発電機の通常の定格出力電圧よりも高い電圧を有する電 源から励磁電流を供給し、前記瞬時回転数が前記所定値以下となった時に前記高 電圧電源からの励磁電流供給を停止し環流回路を通じて前記励磁電流を減衰させ ることを特徴とする駆動システム。 【請求項6】 請求項5に記載した駆動システムにおいて、

前記第1の車両用発電機の出力回路中の負荷は、平均回転数が前記所定値範囲の時に、熱負荷のみであることを特徴とする駆動システム。

【請求項7】 請求項1に記載した駆動システムにおいて、

前記オートテンショナーの揺動量を検知する手段を有し、

前記第1の車両用発電機の励磁電流の制御装置は、前記揺動量が所定値を越え た時に前記発電トルクを制御することを特徴とする駆動システム。

## 【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は自動車に搭載される内燃機関の補機駆動システムに関する。

[0002]

【従来の技術】

近年の自動車は、車室容積の確保のためにエンジンルームが狭小化してきており、特にエンジンの回転軸方向のスペースを有効利用するために、発電機を含む複数の補機を1本の伝導ベルトのみで駆動するサーベンタイン方式の駆動方法の採用が拡大している。また、安全や快適性の向上のため、新たな電気負荷が増しており、発電機には高出力化が求めらている。これに対応すべく、発電機の体格を大きくするのに伴い、発電機の内部で界磁を形成する回転子も大きくなるので、回転子の慣性モーメントが増加する。なお、新たな電気負荷の中には、ヒーテッドウィンドシールドやヒートシータのように大きな電力を必要とする発熱負荷もあり、効率的に大電力を供給するために、電圧を従来の14V系ではなく、例えば3倍の42Vに高電圧化することが、提案されている。一方、排出ガスの低減や、燃費向上のため、使用頻度が最も高く走行距離に寄与しないアイドリング時の回転数(以下、アイドル回転数と称す)が、ますます低く設定される傾向にある。さらに、ディーゼルエンジンにおいては、排出ガス浄化のために、燃焼室内の圧力を従来よりも大幅に上昇させるコモンレール・システムの採用が増えてきた。

[0003]

ここで、駆動プーリであるクランクプーリにはエンジンの爆発周波数に同期し て回転変動が発生する。中でも、エンジンの駆動パワーがまだ小さく不安定であ るアイドリング時には、この回転変動が他の回転域よりも大きくなる。よって、 前述のように、排出ガスの低減や燃費向上のためにアイドル回転数が低下すると 、エンジン回転がさらに不安定となり、回転変動が増加する。この時、回転変動 によって各補機類の慣性トルクが変化し、これに伴いベルトの張力変化が増加す る。特に、発電機は、他の補機に比べてベルトの張力変化の増加への影響が大き い。何故なら、前述のように出力向上のため慣性モーメントが増加する傾向にあ り、しかもプーリ比が高いので回転加速度も大きく、慣性モーメントと回転加速 度との積である慣性トルクの変動の増大が大きいからである。そして、ベルトの 張力変化が大きくなると、ベルトのばたつきやベルトとプーリ間の滑りが発生し 、異音やベルト寿命の低下という問題が発生する。また、通常のサーペンタイン 駆動系に用いられているオートテンショナーが、ベルトの張力を一定に保持しよ うとして大きく揺動し、このため付近の補機に干渉することによって生ずる異音 や破損という問題も発生する。特に、ディーゼルエンジンにおいては、前述の通 り、燃焼室の圧力変化がより大きくなる傾向なので、回転変動がさらに増加し、 上記の問題はより顕著に現れる。

# $[0\ 0\ 0\ 4]$

これに対し、発電機の駆動プーリに、一方向にのみ回転駆動力を伝達する1方向クラッチを採用する構造が示されている。この1方向クラッチは、エンジンの回転数が下降している時にクラッチが切れて回転子とプーリが切り離され、回転上昇時にはプーリが回転子の回転数に等しい回転数に上昇するまでクラッチが切れた状態を維持する。これにより、クラッチが切れている時には、発電機の回転子の慣性トルクがプーリに伝達されなくなるので、ベルト張力の変動を低減できるという効果が得られる(例えば、特許文献1参照)。

# [0005]

また、高電圧負荷に給電するための発電機を、従来電圧に給電する発電機とは 別に設け、相互の電力のやりとりを可能とする電圧変換回路を持つものもある( 例えば、特許文献2参照)。 [0006]

【特許文献1】

特公平7-72585号公報(第5欄第30行から第39行、第4図)

【特許文献2】

特開2001-309574号公報([0006]、[0007]、図1)

[0007]

【発明が解決しようとする課題】

特許文献1に示された1方向クラッチは、ローラやスプラグなどの中間部材がかみ合うことでプーリと回転子との間のトルク伝達と遮断を行う複雑な構造を有しており、クラッチ断続時に各構成部品に相当量の応力が繰り返し作用する。一方、アイドル回転数の低速化に対応して、低速から発電機の出力を向上させることが求められており、これを達成するための簡便かつ有力な方策は、プーリ比を高めることである。この場合、プーリ径の小径化が必要になる。プーリの軸長を長くすることは、サーペンタイン駆動化による軸長短縮のメリットに反する。以上より、1方向クラッチを小型化しようとすると、過酷な使用条件にさらされる発電機での耐久寿命とのトレードオフの関係にあるのが現状である。すなわち、クラッチプーリを小径化すると内蔵されるクラッチ部を小型化しなければならず、疲労寿命低下や封入グリース量低下などによる耐久性低下が問題となる。また、エンジンルームの狭小化に対して、発電機の体格の増加によって、搭載の難しさが高まるという問題もある。

[0008]

また、特許文献2には、2台の発電機を搭載していることは示されているが、 これをベルトの張力変動の低減のために使う思想は無く、当然ながらそのための 制御方法の記載も無い。

[0009]

以上の状況に鑑み、本願発明の目的は、クラッチプーリを使用せずにエンジンの回転変動に伴う慣性トルク変動によるベルトの張力変化を低減し、かつ発電機の搭載性を向上する駆動システムを提供するものである。さらに、高電圧の電気負荷にも対応することを目的とする。

# [0010]

# 【課題を解決するための手段】

請求項1によれば、車載された内燃機関が複数の補機を1本のベルトによって駆動する駆動システムにおいて、前記ベルトは少なくともオートテンショナーと2つの車両用発電機のプーリに連架され、第1の車両用発電機は、前記内燃機関の回転変動によって生ずるベルト張力の変化を低減する発電トルクを発生する様に回転子の励磁電流を制御し、第2の車両用発電機は、通常の車両用電気負荷の電力需要に応じて出力する様に回転子の励磁電流を制御していることを特徴としている。これにより、通常の発電を継続しつつ、ベルト張力の変化によって生ずる異音やベルト寿命低下およびオートテンショナーの揺動を低減することができる。

# [0011]

請求項2によれば、請求項1に記載した駆動システムにおいて、前記第1の車両用発電機の励磁電流の制御装置は、前記回転子の平均回転数が所定値範囲の時に前記発電トルクを制御し、前記平均回転数が前記所定値範囲を越える時に前記第2の車両用発電機の発電電圧よりも高電圧の電力を制御することを特徴としている。これにより、ベルト張力の変化が大きい回転域において張力変化を低減し、それ以外の回転域では消費電力の大きい高電圧負荷に安定して給電することができる。

# [0012]

請求項3によれば、請求項2に記載した駆動システムにおいて、前記所定値は アイドリング時の前記第1の車両用発電機の回転数範囲にあることを特徴として いる。これにより、回転変動の大きいアイドリング時のベルト張力の変化を低減 し、この時の異音やベルト寿命低下やオートテンショナーの揺動を低減できる。

### [0013]

請求項4によれば、請求項2または3に記載した駆動システムにおいて、前記第1の車両用発電機は、前記第2の車両用発電機よりも、オートテンショナーのプーリに近い位置にプーリを持つことを特徴としている。これにより、オートテンショナーに掛かるベルトの張力変化をより低減できるので、オートテンショナ

一の揺動による異音や破損などの不具合を防止する効果を、さらに高めることが できる。

#### [0014]

請求項5によれば、請求項2から4のいずれかに記載した駆動システムにおいて、前記第1の車両用発電機の励磁電流の制御装置は、前記回転子の瞬時回転数が所定値を越えた時に前記発電機の通常の定格出力電圧よりも高い電圧を有する電源から励磁電流を供給し、前記瞬時回転数が前記所定値以下となった時に前記高電圧電源からの励磁電流供給を停止し環流回路を通じて前記励磁電流を減衰させることを特徴している。これにより、ベルト張力の変化を低減するように、よりタイミングよく発電トルクを制御することができる。

#### [0015]

請求項6によれば、請求項5に記載した駆動システムにおいて、前記第2の車両用発電機の出力回路中の負荷は、平均回転数が前記所定値範囲の時に、熱負荷のみであることを特徴としている。これにより、ベルト張力の変化の低減を第1の車両用発電機が行っている時に、発電トルク制御のための大きな出力変化によって電圧変動が発生しても、電気負荷への影響を軽減できる。

#### [0 0 1 6]

請求項7によれば、請求項1に記載した駆動システムにおいて、前記オートテンショナーの揺動量を検知する手段を有し、前記第1の車両用発電機の励磁電流の制御装置は、前記揺動量が所定値を越えた時に前記発電トルクを制御することを特徴としている。これにより、オートテンショナーの揺動による不具合を、より確実に防止できる。

#### [0017]

#### 【発明の第一実施例】

図1から図4に本発明の第一実施例の駆動システムの構成、および動作説明図 を示す。

#### [0018]

図1において、第1の発電機1のプーリ10、第2の発電機2のプーリ20、 プーリ10に隣に配置してあるオートテンショナー3のプーリ30、駆動源のク ランクプーリ40、ウォーターポンププーリ50、エアーコンディショナーのコンプレッサプーリ60が、1本のベルト31によって連架されたサーペンタイン駆動のレイアウトが示してある。第1の発電機1は42V系のバッテリーや電気負荷に給電し、第2の発電機2は従来の14V系のバッテリーや電気負荷に給電している。2台の発電機で従来の1台の発電機と同等な供給電力を満足すればよいので、発電機1、発電機2の体格は、図6に示した従来レイアウトの1台のみの発電機2aよりも小さい体格でよい。よって、発電機内部の回転子の慣性モーメントも小さくできる。また、小体格化により、エンジンへの搭載の自由度が増し、軽量化ともあいまって搭載性が向上する。

## $[0\ 0\ 1\ 9]$

第1の発電機1の構成について、図2に従い説明する。発電機1を構成する主なものは、電機子コイル11、電機子コイル11の交流出力を直流に変換する整流器12、電機子コイル11に交番磁束を鎖交させる回転子の磁極(図示せず)を磁化させるための界磁コイル13、パワートランジスタ14によって界磁コイル13への通電を断続して発電を制御する制御装置15である。制御装置15は、回転数が変動している時に回転子の慣性トルクを低減することによってベルト張力変化を低減する制御を併せ持つ。ダイオード16とリレー72付き抵抗15とが直列接続されたものが、界磁コイル13と並列に配置されている。リレー71は、界磁コイル13に励磁電流を供給する電源を、42V系バッテリー8か、昇圧装置91によるさらに高電圧な端子かの、いずれかを排他的に接続する。

### [0020]

発電機1の出力線に接続される42 V系負荷700には、大きな電力を必要とするヒートシータやヒーテッドウィンドシールドや電動パワーステアリング、さらには電磁バルブなどが考えられる。また、エンジン爆発によって変動する回転数から平均値を求め、この平均値ωと所定値ω0を比較して、リレー71,72 や、制御装置15に信号を送る切り替え装置70が搭載してある。

#### $[0\ 0\ 2\ 1]$

以下に動作を説明する。図2には、回転平均値 $\omega$ が所定値 $\omega$ 0(例えばアイドル回転数)を下回り、回転変動が大きくなる時に、発電機の回転子の慣性トルク

の変動を低減するように発電制御をする状態が示されている。切り替え装置70 からの信号を受け、リレー71は昇圧装置91との接続側がオンし、リレー72 がオフとなる。また、制御装置15は、切り替え装置70からの信号を受け取る と、図3に示すタイミングで、パワートランジスタ14をオン、オフする。すな わち、 瞬時回転数が平均値  $\omega$  a v e 以上の時はオン、  $\omega$  a v e を下回る時はオフ としている。パワートランジスタ14をオンすると、界磁コイル13には昇圧装 置91からの高電圧が印可されるので、発電の立ち上がりをより迅速にできる。 一方、パワートランジスタ14をオフすると、界磁コイル13の電流はダイオー ド16と抵抗15との閉回路内を環流するので、抵抗15の無い場合に比べてよ り発電の減衰を迅速にできる。以上によって、図3に示すように回転変動による 回転子の慣性トルク変動を低減するように発電トルクを制御することができるの で、ベルト張力の変化を波線bから実線aへと低減できる。なお、前述の通り、 慣性モーメントを従来の1台の発電機よりも、小さくできるので、慣性モーメン トと角加速度の積である慣性トルク自体の大きさを小さくでき、ベルト張力の変 化をより低減しやすくなる。また、この発電機1によるトルク制御の時に、出力 電流も大きく変化をするので、42V系の供給電圧が多少変動するが、発電機2 による従来の14 V系の負荷への影響は無い。つまり、ランプ類での明暗などの 影響は無い。さらに、この発電トルク制御をおこなう発電機1は、発電機2より もオートテンショナーに近い位置に配置されるので、ベルト張力変化によるオー トテンショナー揺動の低減をより効果的に実現できる。

# [0022]

回転平均値 $\omega$ が所定値 $\omega$ 0以上になると、図4に示すように、切り替え装置70からの信号により、リレー71はバッテリー8との接続側がオンし、リレー72はオンとなり、制御装置15は42V系の発電機として、通常の電圧制御を行う。

# [0023]

#### 【その他の実施例】

42 V系の電気負荷のうち、図5に示す様に、ヒートシータなどの熱負荷73 0と、電動パワステなどの負荷740に区別し、負荷740にはリレー74を接 続し、切り替え装置 7 0 からの信号によって回転平均値 ω < ω 0 の時のみ、リレー 7 4 をオフするようにしてもよい。これにより、慣性トルク変動を低減する制御の時に、4 2 V系の電圧が変動しても熱負荷 7 3 0 のみ接続されるので機能上の問題を発生することなく、ベルトの張力変化を低減できる。

#### [0024]

第一実施例では、42V系と14V系を独立させたが、図6に示すように、42V系バッテリー8からは、降圧装置92を介して、従来の14V系へ給電するようにしてもよい。これにより、発電機1の発電量を増やすことによりトルク制御量をより大きくして、慣性トルク変動の低減効果を高めることができる。

## [0025]

第一実施例では、切り替え装置70において、平均回転数を検知して所定回転数と比較し、ベルトの張力変化低減制御への切り替えを行ったが、オートテンショナーの揺動量を検知して切り替えてもよい。あるいは、ベルトの異音を検知して、切り替え装置70を切り替えてもよい。

## 【図面の簡単な説明】

#### 【図1】

第一実施例の駆動システムの配置図である。

#### [図2]

第一実施例の発電トルク制御時の回路ブロック図である。

#### 【図3】

第一実施例の発電トルク制御時の動作説明図である。

#### 【図4】

第一実施例の発電機の通常制御状態の回路ブロック図である。

#### 【図5】

その他の実施例の発電トルク制御時の回路ブロック図である。

#### 【図6】

その他の実施例の部分的な回路ブロック図である。

#### 【図7】

従来の駆動システムの配置図である。

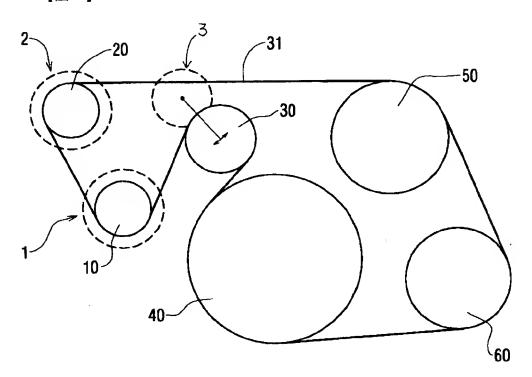
# 【符号の説明】

- 1 第1の発電機
- 11 電機子コイル
- 12 整流器
- 13 界磁コイル
- 14 パワートランジスタ
- 2 第2の発電機
- 3 オートテンショナー
- 31 ベルト
- 40 クランクプーリ
- 70 切り替え装置
- 71, 72 リレー

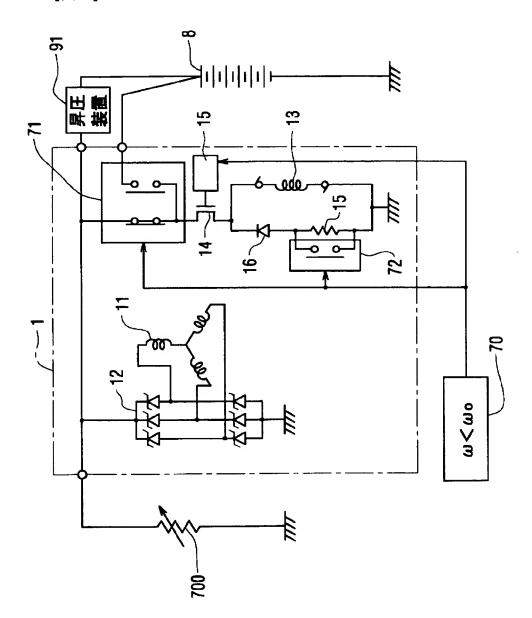
【書類名】

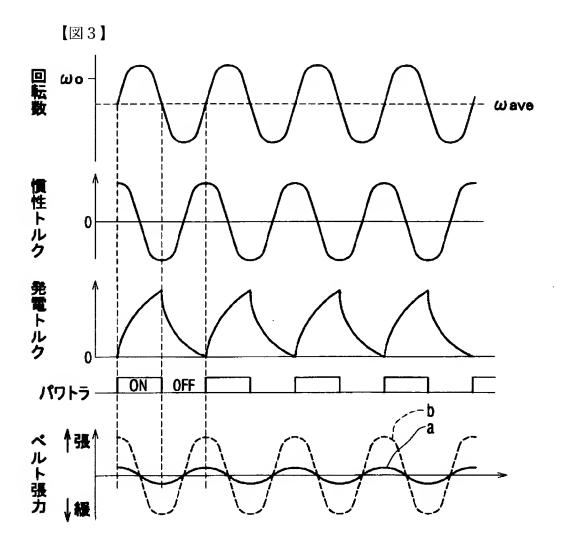
図面

【図1】

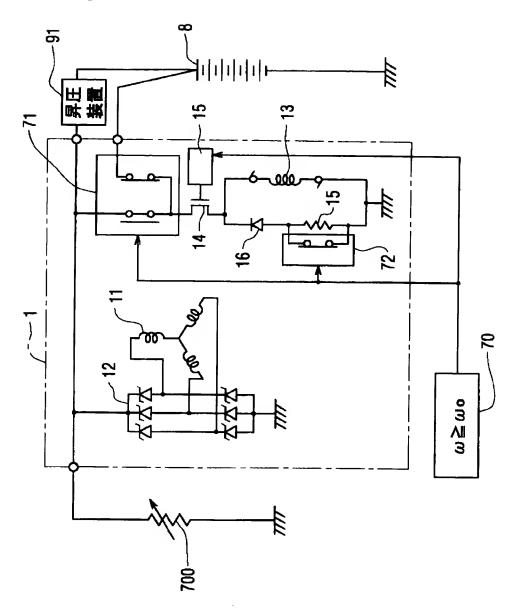


【図2】

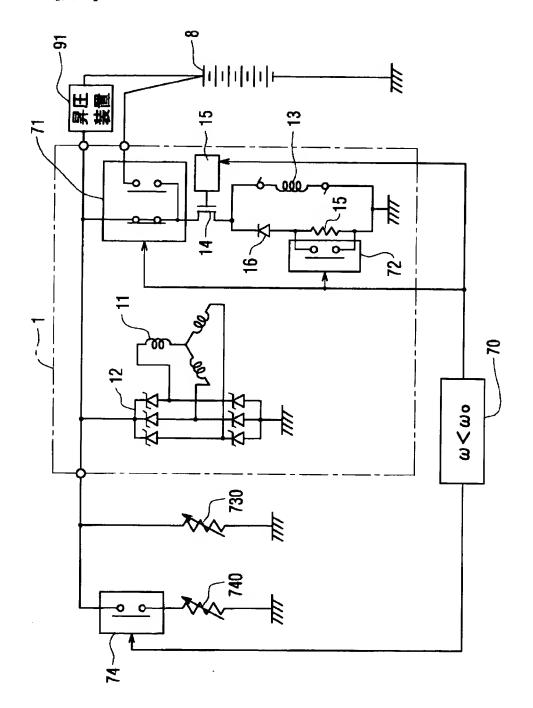




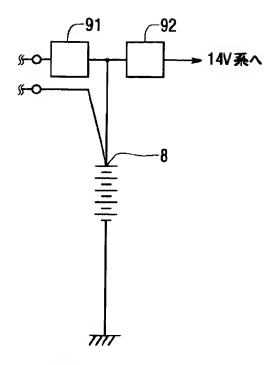




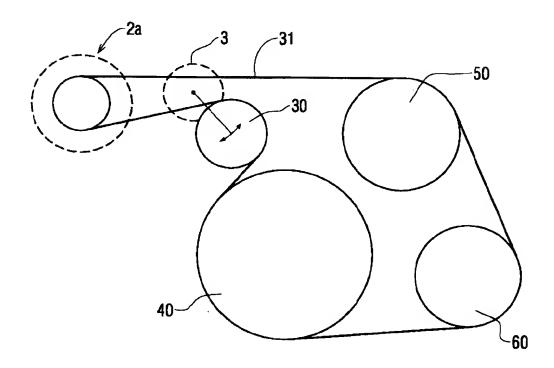
【図5】



【図6】



【図7】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 クラッチプーリを利用せずにエンジンの回転変動に伴う慣性トルク変動によるベルトの張力変化を低減し、かつ発電機の搭載性を向上する駆動システムを提供する。

【解決手段】 2台の発電機を1本のベルトで連架し、うち1台の発電機の回転子の励磁電流を、以下のようにオン・オフ制御する。すなわち、オンすると、界磁コイルに高電圧を印可し、発電の立ち上がりをより迅速にする。一方、オフすると、界磁コイルの電流はダイオードと抵抗との閉回路内を環流させ、抵抗の無い場合に比べてより発電の減衰を迅速にする。以上によって、回転変動による回転子の慣性トルク変動を低減するように発電トルクをタイミングよく制御することができるので、ベルト張力の変化を低減できる。

【選択図】 図1

特願2002-292266

出願人履歴情報

識別番号

[000004260]

1. 変更年月日

1996年10月 8日

[変更理由]

名称変更

住所

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地

氏 名 株式会社デンソー